This Page Is Inserted by IFW Operations and is not a part of the Official Record

BEST AVAILABLE IMAGES

Defective images within this document are accurate representations of the original documents submitted by the applicant.

Defects in the images may include (but are not limited to):

- BLACK BORDERS
- TEXT CUT OFF AT TOP, BOTTOM OR SIDES
- FADED TEXT
- ILLEGIBLE TEXT
- SKEWED/SLANTED IMAGES
- COLORED PHOTOS
- BLACK OR VERY BLACK AND WHITE DARK PHOTOS
- GRAY SCALE DOCUMENTS

IMAGES ARE BEST AVAILABLE COPY.

As rescanning documents will not correct images, please do not report the images to the Image Problem Mailbox.



IN THE UNITED STATES PATENT AND TRADEMARK OFFICE

In re application of:

Gianni BORGHI

Group No.: 3682

Serial No.:

10/691,160

Filed:

October 22, 2003

Examiner:

For:

AUTOMATIC MECHANICALLY CONTROLLED CONTINUOUSLY-

VARIABLE-RATIO DRIVE

Commissioner for Patents P. O. Box 1450 Alexandria, VA 22313-1450

TRANSMITTAL OF CERTIFIED COPY

Attached please find the certified copy of the foreign application from which priority is claimed for this case:

Country:

ITALY

Application

Number:

TO2002A000931

Filing Date:

OCTOBER 25, 2002

WARNING:

"When a document that is required by <u>statute</u> to be certified must be filed, a copy, including a photocopy or facsimile transmission of the certification is not acceptable." 37 C.F.R. 1.4(f) (emphasis added).

CERTIFICATE OF MAILING (37 C.F.R. 1.8a)

I hereby certify that this correspondence is, on the date shown below, being deposited with the United States Postal Service with sufficient postage as first class mail in an envelope addressed to the Commissioner for Patents, P. O. Box 1450, Alexandria, VA 22313-1450.

Date: EEBRUARY 19, 2004

Signature/

CLIFFORD & MASS

(type of print name of person certifying)

(Transmittal of Certified Copy-page 1 of 2) 5-4

Reg. No. 20302

Tel. No.: (212) 708-1887

Customer No.: 00140

P.O. Address

c/o Ladas & Parry 26 West 61st Street New York, N.Y. 10023

NOTE: "The claim to priority need be in no special form and may be made by the attorney or agent, if the foreign application is referred to in the oath or declaration, as required by § 1.63." 37 C.F.R. 1.55(a).



Mod. C.E. - 1-4-7

Ministero delle Attività Produttive

Direzione Generale per lo Sviluppo Produttivo e la Competitività Ufficio Italiano Brevetti e Marchi Ufficio G2

Autenticazione di copia di documenti relativi alla domanda di brevetto per:

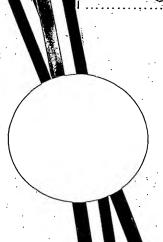
Invenzione Industriale

N. TO2002 A 000931



Si dichiara che l'unita copia è conforme ai documenti originali depositati con la domanda di brevetto sopraspecificata, i cui dati risultano dall'accluso processo verbale di deposito.

30 DIC. 2003



L DIRIGENTE

Sig. Ta E. MARINELLI

AL MINISTERO DELL'INDUSTRIA DEL COMMERCIO E DELL'ARTIGIANATO MODULO A

HEFICIO	ITALIANO	BREVETTI	E MARCHI	- POMA
		DUFACILL	L MANUEL	- noma

marca	
da	
bollo	

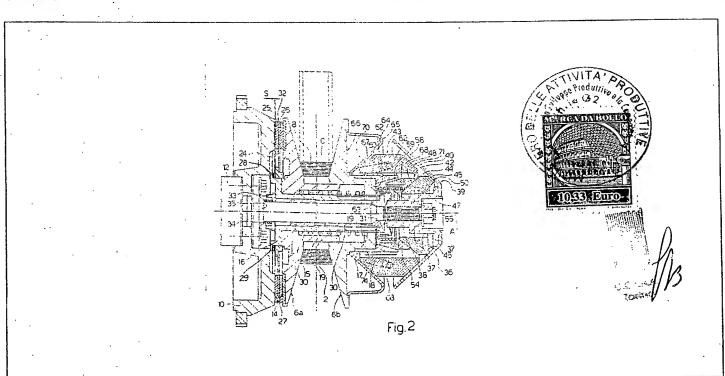
DOMANDA DI BRE	VETTO PER INVE	NZIONE INDUSTRIAL	.E, DEPOSITO RISERVE	, ANTICIPATA ACCESSIE	BILITA AL PUBBL	ico
A. RICHIEDENTE (I)						N.C.
1) Denominazione		I S.R.L. A SOCIO				
Residenza	REGGIO EMI					0,18299,7,0,3,5,7
2) Denominazione	<u> </u>					
Residenza	L				codice	
		E PRESSO L'U.I.B.M.			,	
	BOGGIO Luigi					
			A S.r.I.			
via Viotti			n. (0,00,9) citt			cap 11.0,1,2,1 (prov) T.O
C. DOMICILIO ELET						
						cap (prov)
D. TITOLO	VE & DADDODE			ppo/sottogruppo		CO NUMONAMICO
TRASMISSIO	NE A RAPPORT					CO AUTOMATICO
		***************************************				· I
	· ·					
ANTICIPATA ACCES	SIBILITÀ AL PUBBLI	ICO: SI NO		SE ISTANZA: DATA		N° PROTOCOLLO
E. INVENTORI DES	IGNATI d	cognome nome			cognome no	me
				L		
F. PRIORITÀ					allegato S/R	SCIOGLIMENTO RISERVE
nazione o orga		tipo di priorità	numero di domanda	•		Data Nº Protocollo
• .						
2) i						
G. CENTRO ABILIT	ATO DI RACCOLTA C	OLTURE DI MICRORGA	NISMI, denominazione			MARCADABOLI
H. ANNOTAZIONI S	SPECIALI .	•				
						The state of the Control of the Cont
						10.33 Euro
DOCUMENTAZIONE	ALLEGATA					COLOR WEITE BIOERIE
N. es.						SCIOGLIMENTO RISERVE Data N° Protocolio
Doc. 1) 2 PR					1	السالسالا
Doc. 2) 2 PB		disegno (obbligatorio s	e citato in descrizione, 1 esemp	olare	Li-J/	الننينااليااليا
Doc. 3) 11 R			ura o riferimento procura gener			التنسينا التا التا
Doc. 4) 1 Ri	S					ا نستنسسا الساءات
Doc. 5) RI	<u>S</u>]	documenti di priorità cr	on traduzione in italiano	***************************************	confront	a singole priorità
Doc. 6) [R	S	autorizzazione o atto di	cessione	***************************************	<u> [/</u>	
Doc. 7)	_	nominativo completo d				
		uecentonovantun	0/80	1.5.	1	obbligatorio
	5 ₁ (1,0) (2,0,0,2	FIRMA DEL (I) RI	• •	my soft	~	
CONTINUA SIMO		<u> </u>		GGIO Luigi V	-}	
DEL PRESENTE ATT	O SI RICHIEDE COPL	A AUTENTICA SUNO S	IJ	V		
	·	TODI	NO.			
CAMERA DI COM	IMERCIO IND. ART	AGR. DI	NO A A A	0004		
VERBALE DI DEPOS		OMANGE L.Z.U	UZADAU	0.9.31		
L'anno duemil			, record , Ventic	incope	, de	mese di Ottobre
ii (i) richiedente (i) sop	oralndicato (i) ha (hànno) presentato a me sottoscri	itto la presente domanda, corre	tatealin. 10 fogli aggiun	ntivi per la concessio	ne del brevetto soprariportato.
I, ANNOTAZIONI V	ARIE DELL'UFFICIO	ROGANTE	MARKADABOL			
L			-\4	W =	311v	ana Busso
Ļ					·	ATEGORIA D
	IL/PEPOSITANTE /	/	To the same of		. ^	FFICIALE ROGANTE
	tralient	do.	1038 Bur	D .	D M = 1	l Ding
STUDIO	TORTA s.r	.1	171 - DAY 2 4 - 1004 WALL A	********* *	V 10 1/2	~ Vamo

Me	Df	113	329
INS	i Ki	.4/.3	3Z9

RIASSUNTO INVE	NZIONE CON DISEGNO PRINCIPALE		110.11.11	.0_0	•	
NUMERO DOMANDA		REG. A D.	ATA DI DEPOSITO			
NUMERO BREVETTO	<u> </u>		ATA DI RILASCIO	الناالنا	لسسا	
A. RICHIEDENTE (I) Denominazione	LOMBARDINI S.R.L. A SOCIO UNICC				·	
Residenza	REGGIO EMILIA					
D. TITOLO TRASMISSIO	NE A RAPPORTO VARIABILE CON CO	NTINUITA', AD AZION	NAMENTO M	ECCANICO 1	AUTOMATIC	0
Classe proposta (sez./	cl./scl/) (gruppo/s	ottogruppo) LLL1/LLLL	0 2 0	02 A	000	93.1

Trasmissione (1) a rapporto variabile con continuità comprendente un albero di ingresso (2), un volano (10) ad esso solidale, una puleggia motrice (6) folle rispetto all'albero di ingresso e formata da una coppia di semipulegge (6a, 6b) definenti fra loro una gola (8) ad ampiezza variabile per una cinghia trapezoidale (C), ed un gruppo di azionamento (36) ad azione centrifuga. Il gruppo di azionamento (36) comprende un dispositivo attivatore (42) ad azione centrifuga atto ad intervenire al superamento di un primo valore di soglia della velocità angolare dell'albero di ingresso (2) per accoppiare angolarmente la puleggia motrice (6) al volano (10) tramite un innesto a frizione (32), ed un gruppo variatore di velocità (43) attivo al di sopra di un secondo valore di soglia della velocità angolare dell'albero di ingresso (2) per variare l'ampiezza della gola (8) della puleggia motrice (6) e quindi il diametro di lavoro della cinghia (C).

M. DISEGNO



DESCRIZIONE

- di brevetto per invenzione industriale
- di LOMBARDINI S.R.L. A SOCIO UNICO,
- di nazionalità italiana,
- 5 con sede a 42100 REGGIO EMILIA,

VIA CAVALIERE DEL LAVORO ADELMO LOMBARDINI, 2

Inventore: BORGHI Gianni

15

20

25

40 2 002 A 0 0 0 9 3 1

*** *** ***

La presente invenzione si riferisce ad una 10 trasmissione a rapporto variabile con continuità ad azionamento meccanico automatico, particolarmente per un veicolo.

Sono note trasmissioni del tipo comprendenti essenzialmente un albero di ingresso ed una puleggia motrice innestabile sull'albero di ingresso e comprendente una coppia di semipulegge definenti fra loro una gola trapezoidale di ampiezza variabile per variare il diametro di avvolgimento di una cinghia trapezoidale; la puleggia è disposta fra un disco di frizione rigidamente collegato all'albero di ingresso ed piatto spingidisco angolarmente solidale assialmente scorrevole rispetto all'albero di ingresso.

Nelle soluzioni a comando meccanico automatico, guarnizioni di attrito sono interposte fra ciascuna delle semipulegge e, rispettivamente, il disco di

frizione ed il piatto spingidisco, ed un dispositivo di comando ad azione centrifuga coopera con il piatto spingidisco spostandolo assialmente verso la puleggia di una quantità variabile in funzione della velocità dell'albero.

In particolare, secondo una soluzione nota il

In particolare, secondo una soluzione nota, dispositivo di comando comprende un mozzo rigidamente fissato sull'albero ed una pluralità di centrifughe portate dal mozzo ed atte ad esercitare sul piatto spingidisco, per effetto centrifugo, una spinta assiale tale da determinare prima l'innesto della puleggia sull'albero di ingresso attraverso le guarnizioni di attrito e quindi la progressiva riduzione della distanza relativa fra le semipulegge al crescere della velocità angolare dell'albero di ingresso.

10

20

25

Le trasmissioni note del tipo brevemente descritto sono ampiamente utilizzate in trasmissioni motociclistiche di ridotta potenza, in particolare negli scooter. In applicazioni a potenza superiore, ad esempio nelle cosiddette microvetture, le trasmissioni del tipo suddetto, per quanto frequentemente utilizzate, presentano alcuni inconvenienti.

In particolare, la risposta del dispositivo di azionamento a variazioni di velocità dell'albero, ovvero all'acceleratore, risulta soggetta ad irregolarità che

determinano "strappi" nella trazione avvertibili in fase di accelerazione e decelerazione. Questo fenomeno è particolarmente evidente ai bassi regimi del motore, nelle fasi di spunto e parcheggio.

Un ulteriore inconveniente delle trasmissioni note è l'usura relativamente rapida della cinghia dovuta al fatto che allo spunto, quando la spinta assiale esercitata dal dispositivo di comando sulle semipulegge è ridotta, la cinghia tende a slittare rispetto alla semipulegge stesse.

Scopo della presente invenzione è la realizzazione di una trasmissione a rapporto variabile con continuità per un veicolo, la quale sia priva degli inconvenienti delle trasmissioni note e sopra specificati.

Il suddetto scopo è raggiunto dalla presente invenzione, in quanto essa è relativa ad una trasmissione secondo la rivendicazione 1.

Per una migliore comprensione della presente invenzione viene descritta nel seguito una forma preferita di attuazione, a titolo di esempio non limitativo e con riferimento ai disegni allegati, nei quali:

la figura 1 è una vista in elevazione laterale di una trasmissione realizzata secondo la presente invenzione, in una prima posizione operativa;

25

la figura 2 è una sezione assiale di un gruppo conduttore della trasmissione di figura 1 in cui la metà superiore e la metà inferiore illustrano due diverse condizioni operative;

la figura 3 è una sezione assiale analoga a quella di figura 2, in cui la metà superiore e la metà inferiore illustrano due diverse condizioni operative;

la figura 4 è una sezione assiale del gruppo conduttore eseguita in un piano diverso rispetto alle sezioni di figura 2 e 3;

10

25

la figura 5 è una vista frontale di un primo componente della trasmissione;

la figura 6 è una vista prospettica del componente di figura 5;

la figura 7 è una sezione secondo la linea VII-VII di figura 5;

la figura 8 è una vista frontale di un secondo componente della trasmissione;

la figura 9 è una vista prospettica del componente 20 di figura 8; e

la figura 10 è una sezione secondo la linea X-X di figura 8.

Con riferimento alla figura 1, è indicata nel suo complesso con 1 una trasmissione a rapporto variabile a comando meccanico automatico per un veicolo, ad esemples.

5

uno scooter o una microvettura.

10

15

20

25

La trasmissione 1 comprende un albero di ingresso 2, di asse A, un albero di uscita 3 di asse B parallelo all'asse A, un gruppo conduttore 5 portato dall'albero di ingresso 2 e provvisto di una puleggia motrice 6 innestabile sull'albero di ingresso 2, ed una puleggia condotta 7 calettata sull'albero di uscita 3.

La due pulegge 6, 7 sono costituite, ciascuna, da una coppia di semipulegge 6a, 6b, rispettivamente 7a, 7b, definenti fra loro rispettive gole 8 ad ampiezza variabile per una cinghia trapezoidale C.

L'albero di ingresso 2 è rigidamente collegato ad un volano 10 atto ad essere fissato, a sua volta, ad un albero motore 12 di un motore 13 (parzialmente illustrato) del veicolo.

Più in particolare (figure 2 e 3), il gruppo conduttore 5 comprende un cannotto 15 montato folle e con una limitata possibilità di scorrimento assiale sull'albero di ingresso 2. Una prima semipuleggia 6a è rigidamente fissata ad una flangia 16 di estremità del cannotto 15 rivolta verso il volano 10, e viene per questo denominata nel seguito "semipuleggia fissa 6a"; la semipuleggia 6b (nel seguito "semipuleggia mobile 6b") è montata scorrevole assialmente ma angolarmente fissa sul cannotto 15, ad esempio tramite un

accoppiamento scanalato 17.

10

15

20

25

La gola 8 definita dalle semipulegge 6a, 6b presenta larghezza variabile al variare dalla posizione assiale della semipuleggia mobile 6b, in modo da variare il diametro di lavoro della cinghia C. Lo scorrimento assiale della semipuleggia mobile 6b sul cannotto 15 è limitato, nel senso dell'allontanamento dalla semipuleggia fissa 6a, da un anello 18 di arresto disposto su un'estremità 19 assiale del cannotto 15 opposta alla flangia 16.

La semipuleggia mobile 9b è pertanto assialmente scorrevole fra una posizione di contatto con l'anello 18 (figure 1 e 2), cui corrisponde il minimo diametro di lavoro della cinghia C, ed una posizione di massimo avvicinamento alla semipuleggia fissa 6a (figura 3, parte superiore) cui corrisponde il massimo diametro di lavoro della cinghia C.

Una molla 19 elicoidale, esternamente coassiale al cannotto 15, è compressa assialmente fra le semipulegge 6a e 6b in modo da mantenere la semipuleggia mobile 6b contro l'anello 18, in assenza di spinte esterne di comando. La posizione assiale dell'anello 18 è scelta in modo che la cinghia C rimanga a contatto con entrambe le semipulegge 6a, 6b senza giochi assiali e sia quindi mantenuta tesa.

La cinghia C (figura 1) dà il moto alla puleggia condotta 7, la quale è di tipo reattivo; le semipulegge 7a, 7b sono caricate assialmente l'una verso l'altra da una molla 20, in modo noto, così da adattare automaticamente il diametro di lavoro in modo inverso a quello della puleggia 6.

Sulla flangia 16 del cannotto 15 è montato in modo angolarmente libero un disco di frizione 24, il quale è assialmente interposto fra il volano 10 semipuleggia fissa 6a, e presenta una coppia di guarnizioni 25, di attrito 26 anulari frontali periferiche affacciate rispettivamente ad una superficie di frizione 14 del volano 10 e ad una superficie di frizione 27 della semipuleggia fissa 6a. Il disco di frizione 24 viene sempre mantenuto a contatto con la superficie di frizione 27 tramite una molla 28 anulare, ad esempio a profilo ondulato o a tazza, assialmente interposta fra il disco di frizione spallamento 29 della flangia 16.

10

15

25

Il disco di frizione 24 definisce, con le superfici di frizione 14 e 27, un innesto a frizione 32 interposto fra il volano 10 ed il gruppo conduttore 5.

Il cannotto 15 del gruppo conduttore 5 è supportato in modo girevole ed assialmente libero sull'albero di ingresso 2 mediante una coppia di boccole 30. Il gruppo

conduttore 5 è soggetto alla spinta assiale di una molla 34, la quale è disposta intorno all'albero di ingresso 2 e compressa fra uno spallamento 35 dell'albero di ingresso 2 ed il gruppo conduttore 5 stesso, più in particolare un anello di spinta 33 scorrevole lungo l'albero di ingresso 2 e disposto in battuta assiale contro la flangia 16 del cannotto 15, in modo da mantenere la guarnizione 25 del disco di frizione 24 scostata dalla superficie di frizione 14 del volano 10.

Una flangia 31 montata sull'albero di ingresso 2 definisce la posizione limite del gruppo conduttore 5 sotto l'azione della molla 34, in modo tale da definire un gioco assiale S minimo fra la guarnizione 25 e la superficie di frizione 14 sopra citati.

15

20

Gli scorrimenti assiali del gruppo conduttore 5 sull'albero di ingresso 2 e della semipuleggia mobile 6b sul cannotto 15 sono comandati rispettivamente da un dispositivo attivatore 42 e da un dispositivo variatore di velocità 43 formanti nel loro complesso un gruppo di azionamento 36 di tipo meccanico automatico, ad azione centrifuga, illustrato nelle figure da 2 a 4.

Il dispositivo attivatore 42 comprende un mozzo 37 rigidamente fissato su un'estremità 38 dell'albero di ingresso 2 opposta al volano 10. Su un'estremità libera del mozzo 37 è fissato un disco di reazione 39 avente.

BOZODO JASO TO 251, COM

. >

forma sostanzialmente a tazza, con una parete laterale 40 conica estendentesi verso la semipuleggia mobile 9b in modo tale da circondare il mozzo 37 e formare con esso un vano 44.

Nel vano 44 sono alloggiate tre masse ausiliarie 45 (figure 8, 9 e 10) aventi forma di settori circolari circondanti il mozzo 37 e formanti a due a due fra loro degli spazi 46 radiali, uno dei quali è visibile in figura 4; il complesso delle masse 45 è illustrato schematicamente, con linea a tratto-punto, in figura 5. Tre pioli di trascinamento 47 radiali, estendentisi a sbalzo dal mozzo 37 in posizioni equispaziate a 120° fra loro, impegnano i rispettivi spazi 46 fra le masse ausiliarie 45 in modo da assicurarne il trascinamento in rotazione.

10

15

Ciascuna delle masse ausiliarie 45 è delimitata frontalmente, verso il gruppo conduttore 5, da una superficie 48 inclinata sostanzialmente a 45°, nella cui mezzeria è ricavata una cava 49 radiale la cui funzione sarà chiarita nel seguito. Ciascuna massa ausiliaria presenta inoltre, da parte assialmente opposta rispetto alla superficie 48, uno smusso 50 periferico avente profilo conico coniugato al profilo interno della parete laterale 40 del disco di reazione 39.

Le masse ausiliarie 45 cooperano con un anello

attivatore 54 coassiale al mozzo 37, illustrato dettaglio nelle figure 5, 6 e 7, il quale è caricato da una molla 55 verso le masse ausiliarie 45 e presenta una superficie frontale 56 conica avente un profilo coniugato con quello delle superfici frontali 48 delle masse stesse. Sulla superficie 56 sono ricavati tre nervature 57 radiali in rilievo, le quali impegnano (figura 4) le rispettive le cave 49 delle ausiliarie 45, în modo da accoppiare prismaticamente le masse ausiliarie 45 con l'anello attivatore 54.

L'anello attivatore 54 è provvisto di una guarnizione di attrito 58, la quale presenta una superficie di attrito 59 conica rivolta da parte assialmente opposta alle masse ausiliarie, cioè verso il gruppo conduttore 5, e rastremantesi in tale direzione.

15

20

La superficie di attrito 59 è assialmente affacciata ad una superficie di attrito 60 conica, di forma coniugata, ricavata all'interno di un cannotto 64 tubolare estendentesi assialmente a sbalzo nel vano 44 dalla semipuleggia mobile 6b e rigidamente fissato ad essa. Il cannotto 64 è rivestito esternamente da una boccola 74 di materiale morbido, la cui funzione sarà chiarita nel seguito.

L'anello attivatore 54 costituisce un organo di spinta del dispositivo attivatore 42 ed è soggetto alla

spinta assiale della molla 55, la quale è interposta fra l'anello 54 stesso ed un piattello 63 fissato all'albero di ingresso 2. La molla 55 ha la duplice funzione di mantenere l'anello attivatore 54, ed in particolare la superficie di attrito 59 della guarnizione 58, scostato dalla superficie di attrito 60 del cannotto 64, e di mantenere le masse ausiliarie 45 in una posizione di riposo, a contatto con il mozzo 37.

Il dispositivo variatore di velocità 43 comprende un disco di spinta 65 anulare rigidamente fissato ad una faccia 66 dorsale della semipuleggia mobile 6b rivolta verso il disco di reazione 39; il disco di spinta 65, convenientemente realizzato di lamiera stampata, presenta una parete frontale 67 conica, la quale è affacciata alla parete conica 40 del disco di reazione 39 ed ha una conicità uguale ed opposta a quella della parete 40.

10

Il dispositivo variatore di velocità 43 comprende inoltre una pluralità di masse 68 principali, ad esempio 20 tre, le quali sono alloggiate fra le suddette pareti 40 e 67 ed angolarmente equispaziate intorno al cannotto 64. Le masse 68 hanno una sezione sostanzialmente a forma di trapezio isoscele rastremato verso l'esterno e sono delimitate assialmente, ciascuna, da una coppia di superfici frontali 70, 71 affacciate alle pareti 67 e,

rispettivamente, 40.

10

15

Le masse 68 (figura 4) sono vincolate a ruotare con la semipuleggia mobile 6b ed a scorrere radialmente rispetto ad essa da rispettive linguette 73 di guida fissate alla semipuleggia mobile 6b ed estendentisi assialmente a sbalzo da quest'ultima, in modo da impegnare rispettive scanalature di guida 75 ricavate sulle superfici frontali 70 delle masse 68 stesse.

Le masse 68 sono inoltre vincolate elasticamente alla semipuleggia mobile 6b da rispettive coppie di molle 62 di trazione le quali esercitano sulle masse 68 un'azione di richiamo radiale verso l'interno, in modo da mantenerle in contatto radiale con la boccola 74, e di richiamo assiale verso la parete 67 del disco di spinta 65, in modo da evitare contatti indesiderati fra le masse 68 e la parete 40 del disco di reazione 39.

Il funzionamento della trasmissione 1 è il seguente.

Quando il motore è al minimo (figura 2, parte 20 superiore), la molla 34 mantiene il gruppo conduttore 5 in una posizione di disinnesto dell'innesto a frizione 32, cioè con il cannotto 15 in battuta assiale contro l'anello di arresto 31 e il disco di frizione 24 scostato dal volano 10.

Il dispositivo attivatore 42 ruota con l'alb

ingresso 2. Le masse ausiliarie 45 sono mantenute in posizione radialmente retratta, a contatto con il mozzo 37, dall'anello attivatore 54, a sua volta spinto assialmente dalla molla 55 contro le masse ausiliarie 45. La superficie di frizione 59 della guarnizione di attrito 58 è pertanto scostata dalla superficie di frizione 60 del cannotto 64.

Conseguentemente, il gruppo conduttore 5 non ruota, e con esso rimane fermo il dispositivo variatore 43, con le masse principali 68 mantenute nella loro posizione radialmente retratta a contatto con la boccola 74 e scostate dal disco di reazione 39 dalle molle 62.

10

15

25

La molla 19 mantiene la puleggia 6 nella condizione di minimo diametro di lavoro della cinghia C.

All'aumentare del numero di giri del motore, raggiunta una velocità di soglia prefissata, ad esempio pari a 1200-1400 giri/minuto, la forza centrifuga delle masse ausiliarie 45 del dispositivo attivatore 42 vince reazione elastica della molla 55 е ausiliarie 45 si spostano radialmente verso l'esterno e spostano assialmente l'anello attivatore 54 verso il conduttore 5, gruppo per effetto combinato dell'accoppiamento conico fra gli smussi 50 delle masse 45 e la parete conica 40 del disco di reazione 39 e dell'accoppiamento conico fra le superfici frontali 48

delle masse 45 e la superficie 56 dell'anello attivatore 54. La velocità del motore alla quale interviene il dispositivo attivatore 42 può essere scelta dimensionando opportunamente le masse ausiliarie 45 e la molla 55.

Dopo avere recuperato il gioco assiale inizialmente presente, la superficie di attrito 59 dell'anello di frizione 58 portato dall'anello attivatore 54 coopera con la superficie di attrito 60 del cannotto 64, esercitando una spinta assiale sull'intero gruppo conduttore 5 verso il volano 10, contro la reazione elastica della molla 34.

Lo spostamento assiale del gruppo conduttore 5 annulla il gioco assiale S inizialmente presente fra il disco di frizione 24 e la superficie di frizione 14 del volano 10 (figura 2, parte bassa). Il gruppo conduttore 5 viene pertanto reso solidale al volano 10 e quindi all'albero di ingresso 2. Le masse principali 68 vengono pertanto trascinate in rotazione insieme con il gruppo conduttore 5.

15

20

25

In risposta ad un ulteriore aumento della velocità del motore, le masse principali 68 vincono la forza elastica delle molle 62 ed iniziano a spostarsi radialmente verso l'esterno. Dopo avere recuperato il gioco, le masse 68 esercitano una spinta mediante le

100 M 100 M

proprie facce frontali 70, 71 contro la parete conica 67 del disco di spinta 65 e contro la parete conica 40 del disco di reazione 39. Essendo quest'ultimo assialmente fisso, un ulteriore spostamento radiale centrifugo delle molle 68 produce uno spostamento assiale del disco di spinta 65, e quindi della semipuleggia mobile 6b verso la semipuleggia fissa 6a, contro la spinta elastica della molla 19. Viene così progressivamente ridotta l'ampiezza del canale 8 ed aumenta conseguentemente il diametro di lavoro della cinghia C (figura 3, parte superiore).

10

15

20

25

Quando la velocità del motore si riduce, le fasi operative sopra descritte si susseguono in ordine inverso. La boccola 74 di materiale morbido ha lo scopo di attutire il rumore di arresto a fondo corsa delle masse principali 68 sotto l'azione di richiamo delle molle 62.

Da un esame delle caratteristiche della trasmissione 1 realizzata secondo la presente invenzione, sono evidenti i vantaggi che essa consente di ottenere.

In particolare, l'impiego di un dispositivo attivatore 42 atto a trascinare in rotazione il gruppo conduttore 5 superato un primo valore di soglia di velocità di rotazione dell'albero di ingresso 2, e di un

diametro di lavoro della puleggia motrice 6 a velocità di rotazione superiori dell'albero di ingresso 2, entrambi ad azione centrifuga, consente di realizzare una trasmissione dolce e progressiva della coppia, sostanzialmente senza irregolarità anche nei transitori ai bassi regimi del motore. Le manovre di spunto e di parcheggio del veicolo risultano pertanto molto più dolci e progressive.

dispositivo variatore di velocità 43 atto a variare il

Inoltre, poiché la cinghia C è sempre mantenuta in tensione anche nella condizione di minimo diametro di lavoro e le due semipulegge 6a, 6b non possono ruotare l'una rispetto all'altra, non si verificano sostanziali slittamenti della cinghia rispetto alla puleggia motrice 6 allo spunto; pertanto, l'usura della cinghia è limitata.

Risulta infine chiaro che alla trasmissione 1 descritta possono essere apportate varianti che non escono dall'ambito di tutela delle rivendicazioni.

20

15

10



RIVENDICAZIONI

rapporto variabile con Trasmissione (1) a continuità ad azionamento meccanico automatico, comprendente un albero di ingresso (2), un volano (10) conduttore (5) folle solidale, un gruppo rispetto all'albero di ingresso (2) e provvisto di puleggia motrice (6) formata da una coppia di semipulegge (6a, 6b) definenti fra loro una gola (8) ad ampiezza variabile per una cinghia trapezoidale (C), mezzi di innesto (32) a frizione interposti fra almeno una delle dette semipulegge (6a, 6b) ed il detto volano ed un gruppo di azionamento (36) ad centrifuga comprendente un dispositivo variatore velocità (43) atto a variare l'ampiezza della gola (8) della puleggia motrice (6) in risposta a variazioni di velocità del detto albero ingresso (2),di caratterizzato dal fatto che detto il gruppo di azionamento (36) ad azione centrifuga comprende dispositivo attivatore (42)azione centrifuga ad 20 controllante detti mezzi di innesto ed atto a (32) disporre detti mezzi di innesto (32) in una condizione di trasmissione di coppia in risposta ad un valore di velocità angolare del detto albero di ingresso maggiore di un primo valore di soglia per accoppiare angolarmente la detta puleggia (6) al detto volano (10),

il detto gruppo variatore di velocità (43) essendo attivo al di sopra di un secondo valore di soglia della velocità angolare dell'albero di ingresso (2) maggiore del detto primo valore di soglia.

- 2.- Trasmissione secondo la rivendicazione 1,caratterizzata dal fatti che le dette semipulegge (6a,6b) sono angolarmente fisse l'una rispetto all'altra.
 - 3.- Trasmissione secondo la rivendicazione 1 o 2, caratterizzata dal fatto che il detto gruppo conduttore (5) comprende un cannotto (15) montato assialmente ed angolarmente libero sul detto albero di ingresso (2), una prima di dette semipulegge (6a) essendo fissa rispetto al detto cannotto (15), una seconda di dette pulegge (6b), mobile, essendo montata assialmente mobile ma angolarmente fissa sul detto cannotto (15).

10

15

20

25

4.- Trasmissione secondo la rivendicazione 3, caratterizzata dal fatto che il detto gruppo conduttore (5) comprende mezzi di arresto (18) per la detta seconda semipuleggia mobile (6b) definenti una posizione di massimo allontanamento dalla detta prima semipuleggia (6a) nella quale la detta cinghia (C) coopera senza giochi assiali con entrambe le dette semipulegge (6a, 6b) ed è mantenuta tesa, e mezzi elastici (19) forzanti la detta seconda semipuleggia (6b) verso la detta posizione.

- 5.- Trasmissione secondo la rivendicazione 3 o 4, caratterizzata dal fatto che detti mezzi di innesto (32) comprendono un disco di frizione (24) interposto assialmente fra la detta prima semipuleggia (6a) ed il detto volano (10).
- 6.- Trasmissione secondo una delle rivendicazioni da 3 a 5, caratterizzata dal fatto che il detto dispositivo attivatore (42) comprende una pluralità di masse ausiliarie (45) rotanti solidalmente con il detto albero di ingresso (2) ed agenti su un organo di spinta (54) interposto fra dette masse ausiliarie (45) ed il detto gruppo conduttore (5) per spostare il detto gruppo conduttore (5) verso il detto volano (10) e serrare il detto disco di frizione (24) fra il detto volano (10) e la detta prima semipuleggia (6a).

10

15

20

25

Trasmissione secondo la rivendicazione 6, caratterizzata dal fatto di comprendere un disco di reazione (39) solidale all'albero di ingresso (2) provvisto di una parete conica (40), detto dispositivo variatore di velocità (43) comprendendo un disco di spinta (65)provvisto di una parete conica affacciata alla detta parete conica (40) del detto disco di reazione (39) ed una pluralità di masse principali (68) provviste di rispettive superfici frontali coniche (70, 71) cooperanti con le dette pareti coniche (40, 67) per spostare assialmente il detto disco di spinta (65) verso il detto volano (10) per effetto del moto radiale delle dette masse principali (68).

Trasmissione secondo la rivendicazione 7, caratterizzata dal fatto che il detto organo di spinta del detto dispositivo attivatore (42) è costituito da un anello attivatore (54) provvisto di una superficie conica (56) affacciata alla detta parete conica (40) del detto disco di reazione (39), le dette masse ausiliarie (45) essendo provviste di rispettive superfici frontali coniche (48, 50) cooperanti rispettivamente con la detta superficie conica (56) del detto anello attivatore (54) e con la detta parete conica (40) del detto disco di reazione per spostare assialmente il detto attivatore (54) verso il detto gruppo conduttore (5) per effetto del moto radiale delle dette masse ausiliarie (45).

10

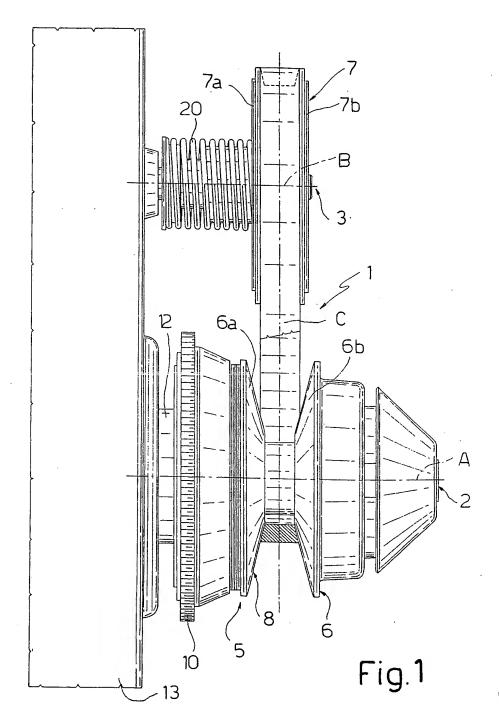
20

9.- Trasmissione a rapporto variabile con continuità ad azionamento meccanico automatico, sostanzialmente come descritta ed illustrata nei disegni allegati.

p.i. LOMBARDINI S.R.L. A SOCIO UNICO

NOGGIO luia

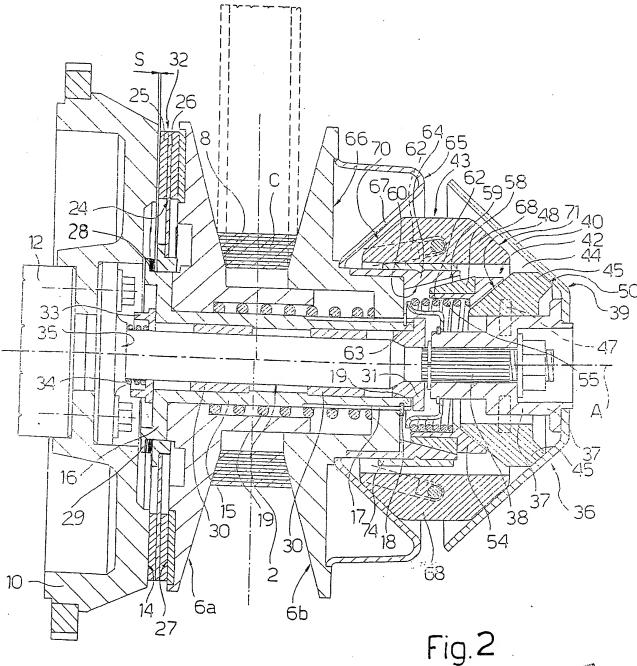
2002 A000931



p.i.: LOMBARDINI S.R.L. A SOÇIO UNICO

BOGGIO Luigi (iscrizione) ilbo nr. 251 BMI c.c.i.n.t.//

10 2 002 A 0 0 0 93 17



p.i.: LOMBARDINI S.R.L. A SOCIO UNICO

BOGGIO Luigi liscrizione Alpo nr. 251/BMI

W W

p.i.: LOMBARDINI S.R.L. A SOCIO UNICO

BOGGIO luigi

//scrizione Albo nr. 251/BMP

B

